®

DEMANDE DE BREVET EUROPEEN

21) Numéro de dépôt: 90401149.1

(i) Int. Cl.5: B62D 6/02, G05D 7/06

- 2 Date de dépôt: 27.04.90
- Priorité: 31.05.89 FR 8907144
- ② Date de publication de la demande: 05.12.90 Bulletin 90/49
- Etats contractants désignés:
 DE ES FR GB IT
- ① Demandeur: BENDIX France 126, rue de Stalingrad F-93700 Drancy(FR)

- Inventeur: Kervagoret, Gilbert, Bendix Europe Services Techn.
 126 rue de Stalingrad
 F-93700 Drancy(FR)
- Mandataire: Lejet, Christian
 BENDIX FRANCE Division Technique Service
 Brevets Bendix Europe 126 rue de Stalingrad
 F-93700 Drancy(FR)
- Modulateur et circuit de direction assistée comprenant un tel modulateur.
- (9) L'invention concerne un modulateur prévu commandé par une électrovalve pour dériver un débit de fluide sous haute pression du circuit d'alimentation en fluide d'un moteur hydraulique. Elle concerne égalément un circuit de direction assistée pour véhicule automobile dont l'assistance est fonction de la vitesse du véhicule, ce circuit mettant en oeuvre un tel modulateur

Selon l'invention, l'électrovalve est une électro-

valve à action progressive dont le clapet (70) est susceptible d'obturer plus ou moins une communication entre l'entrée de fluide (56) et la chambre d'entrée (108) du régulateur, en fonction du signai appliqué à l'électrovalve; en outre le ressort (116) s'appuie sur un piston (132) fermant la chambre de régulation (117) et derrière lequel est ménagée une chambre de réaction (128) communiquant avec l'entrée de fluide (56).

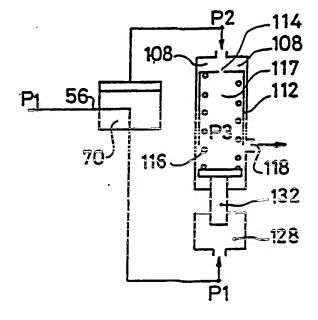


Fig.1

P 0 401 061 A

10

20

25

mettant en œuvre un tel modulateur.

On connaît du brevet US-A-4 561 521 un circuit de direction assistée du type précité dans lequel est utilisé un modulateur pour dériver, à grande vitesse du véhicule, une partie du fluide d'assistance sous pression vers le reservoir de fluide à basse pression, de manière à limiter l'assistance à grande vitesse. Ce modulateur est constitué par un simple piston commandé électriquement venant obturer ou non un orifice d'évacuation du fluide vers le réservoir de fluide à basse pression.

Un tel modulateur nécessite un dispositif d'actionnement important car l'une des faces du piston reçoit en permanence le fluide sous pression.

En outre, on sait que dans une direction assistée, il est souhaitable de maintenir constant le débit de fluide dérivé à une vitesse donnée du véhicule malgré les variations de pression pouvant provenir de la pompe d'alimentation ou du circuit dérivé en aval du modulateur, pour conserver les caractéristiques d'assistance. Or le modulateur décrit dans le document précité n'assure aucune fonction de régulation de débit.

La présente invention obvie à ces inconvénients.

Selon un premier aspect, l'invention concerne un modulateur prévu pour dériver un débit déterminé de fluide sous pression du circuit d'alimentation d'un moteur hydraulique comprenant entre une entrée de fluide et une sortie de fluide, une électrovalve de commande et un régulateur de débit, ce dernier étant constitué par un alésage dans lequel un fourreau coulissant percé d'une restriction définit une chambre d'entrée et une chambre de régulation dans la paroi de laquelle est pratiquée la sortie de fluide, et un ressort disposé dans la chambre de régulation qui s'oppose au coulissement du fourreau dont la jupe est susceptible d'obturer la sortie de fluide.

Sulvant l'invention, l'électrovalve est une électrovalve à action progressive dont le clapet est susceptible d'obturer plus ou meins une communication entre l'entrée de fluide et la chambre d'entrée en fonction du signal appliqué à l'électrovalve, et le ressort s'appuie sur un pisten fermant la chambre de régulation, derrière ce pieten étant ménagée une chambre de réaction communiquant avec l'entrée de fluide.

On obtient de cette façon par le simple actionnement d'une électrovalve, un modulateur avec régulation de débit, ce qui rend l'ensemble simple, fiable et économique.

Ce modulateur peut également comporter un orifice auxiliaire de sortie ménagé dans l'alésage en regard de la jupe du fourreau, de telle manière que cet orifice auxiliaire soit normalement obturé, et ouvert en cas de relâchement total du clapet d'électrovalve et égalisation des pressions entre la chambre d'entrée et la chambre de réaction.

L'invention concerne également un circuit de direction assistée pour véhicule automobile, dont l'assistance est fonction de la vitesse du véhicule, comprenant une source de fluide sous pression, un dispositif d'assistance, un détecteur de la vitesse du véhicule, une unité de commande de l'assistance et un modulateur tel que précédemment décrit, l'unité de commande délivrant au modulateur un signal électrique fonction de la vitesse du véhicule.

L'invention sera mieux comprise et d'autres buts, avantages et cactéristiques de celle-ci apparaitront plus clairement à la lecture de la description qui suit donnée à titre non limitatif et à laquelle sont jointes deux planches de dessins sur lesquels

- la Figure 1 représente schématiquement un modulateur conforme à la présente invention,
- la Figure 2 représente en coupe schématiquement un mode de réalisation d'un tel modulateur.
- la Figure 3 représente schématiquement un circuit de direction assistée comprenant un tel modulateur, et
- la Figure 4 représente schématique un modulateur pour circuit de direction assistée et comprenant une valve complémentaire pour les vitesses élevées.

En référence maintenant aux Figures, le modulateur selon l'invention a été représenté Figure 1. Ce modulateur comprend une électrovalve 70 de commande du débit de fluide à dériver du circuit d'alimentation non représenté, d'un moteur hydraulique. Le fluide dérivé pénètre à la pression P₁ par l'entrée 56 dans l'électrovalve dont le clapet obture plus ou moins une communication entre l'entrée 56 et la chambre d'entrée 108 du régulateur associé en fonction du signal appliqué à la bobine de l'électrovalve. L'effort de l'électrovalve sur ce clapet détermine la pression P2 dans la chambre d'entrée 108. Le régulateur est constitué par un aiósago pratiquó dans un corps. Dans cot aiósago, coulisse un fourreau 112 pourvu d'une jupe, percé d'une restriction 114 et chargé par un ressort 118 placé dans une chambre de régulation 117 dent uno parol comporte un crifice 118 formant certic do fluide et qui peut être plus ou moins obturé par la jupe du fourreau 112.

Cette chambre de régulation 117 est fermée à son autre extrémité par l'extrémité d'un piston 132 sur lequel le ressort 116 prend appui. L'entrée de

55

fluide 56 communique avec une chambre de réaction 128 où fait saillie l'autre extrémité du piston

L'homme du métier comprendra aisément qu'en faisant varier le signal appliqué à l'électrovalve, on obtient une variation correspondante de la pression P₂ dans la chambre d'entrée 108 du régulateur et, donc, de la pression P₃ régnant dans la chambre de régulation 117. Le piston 132 sous l'effet de la différence entre la pression P₁ régnant dans la chambre de réaction 128 et la pression P₃ régnant dans la chambre de régulation 117 modifie la pré-contrainte appliquée au ressort 116.

Il en résulte donc un rapport linéaire entre le signal appliqué à la bobine de l'électrovalve 70 et le débit régulé de fluide traversant le modulateur selon l'invention.

On aura compris qu'il suffit de choisir judicieusement le diamètre du piston 132 pour obtenir le rapport linéaire souhaité.

La Figure 2 représente un mode de réalisation du modulateur représenté schématiquement Figure 1. Sur cette Figure 2, le modulateur illustré est composé d'un corps d'entrée 50, d'une électrovalve 52, et d'un corps de sortie 54.

Le corps d'entrée 50 comporte une entrée 56 de fluide sous pression P₁ communiquant par la chambre 58 et le tube 60 équipé d'une restriction avec la chambre de réaction 128 dans le corps de sortie 54.

L'électrovalve 52 comprend un alésage 67 dans lequel coulisse une tige creuse 68 portant une pine de ciapet 70 dont le siège est formé sur un bouchon percé 74, relié à l'entrée de fluide 56.

Elle comprend également un bobinage 92 et un noyau magnétique 104 coulissant dans un alésage 102. Le noyau magnétique 104 est traversé d'un conduit axial 106 définissant une chambre 108 dans laquelle est logé un ressort 110, et constituant, par exemple, la chambre d'entrée précitée.

Dans l'alésage 102, coulisse également un fourreau 112 de régulateur de débit, percé d'une restriction 114, et chargé par un ressort 116 placé dans la chambre de régulation 117 formée dans l'alésage 102, de telle manière que le fourreau 112 soit soumis à l'action antagoniste des deux ressorts 110 et 116. Le reccort 116 s'appuie par son extrémité opposée au fourreau 112 sur la colereite d'un piston 132 coulissant dans un alésage 130 pratiqué dans le corps de sortie 54. L'alésage 102 comporte au moins un crifice 118 qui peut être obturé par le bord inférieur de la jupe du fourreau 112 et qui communique avec un crifice de cortie 138.

Lo picton 132 regoit sur sa face supérieure, en plus de l'appui du ressort 116, la pression P₃ existant dans la chambre de régulation 117, et sur sa face inférieure, la pression P₁ du fluide d'entrée

du modulateur régnant dans la chambre de réaction 128 communiquant par le tube 60 et la chambre 58 avec l'entrée de fluide 56.

Le-modulateur de débit fonctionne de la manière suivante : en fonction du signal appliqué au bobinage 92 de l'électrovalve, on commande par l'intermédiaire du noyau 104 et de la tige creuse 68, l'effort sur la bille 70 et, par conséquent, ia pression P₂ existant dans la chambre 86 qui se propage par la tige creuse 68 et le conduit 106 jusqu'à la chambre d'entrée 108.

Le débit de fluide passant par la restriction 114 du fourreau 112, provoque une perte de charge et une pression P₃ dans la chambre de régulation 117 inférieure à la pression P₂. Ce débit peut ensuite par l'orifice 118, gagner l'orifice de sortie 138.

Le fourreau 112 du régulateur de débit recevant sur sa face supérieure la pression P₂ plus l'effort sensiblement constant du ressort 110, et sur sa face inférieure la pression de sortie P₃ plus l'effort du ressort 116 lui-même soumis par l'effet du piston 132 à la différence des pressions P₁ et P₃, obture plus au moins l'orifice 118, en assurant un débit constant, dont la valeur est fonction par voie de conséquence du signal appliqué au bobinage 92.

On a prévu en outre sur le modulateur de la Figure 2, un orifice auxiliaire 120 pratiqué dans la paroi de la chambre de régulation 117 en regard normalement de la jupe du fourreau 112. Cet orifice auxiliaire 120 est donc normalement obturé. Toutefois, en cas de relâchement total du clapet d'électrovalve 70, le fourreau vient fermer l'orifice de sortie 118 et ouvrir cet orifice auxiliaire 120 qui communique avec la sortie de fluide 138. La position de cet crifice auxiliaire 120 est telle qu'il ne puisse s'ouvrir qu'en cas de défaillance électrique de la bobine 92 de l'électrovalve, défaillance correspondant à une ouverture totale du clapet 70 rendant la pression P2 sensiblement égale à la pression P1 d'entrée du fluide.

Un tel modulateur peut équiper favorablement le circuit de direction assistée représenté Figure 3. Il s'agit dans l'exemple représenté Figure 3 d'un circuit du type à valve à double distribution permettant de faire varier l'assistance en fonction de la vitesse du vénicule. Il comprend une pompe 2 aspirant au récervoir 4 du fluide sous basse pression qu'elle refoule sous haute pression vers une première distribution de la valve 6 par le conduit 8 et vers le modulateur 22 par le conduit 10. La promièro distribution de la valve 6 rejene le fiulde au réservoir 4 par le conduit 12 et allmente par les conduits 14 ct 16 le vérin 13 d'assistance à la direction relié aux roues (non représentées). Une deuxième distribution recoit un débit dérivé par le modulateur par le conduit 18 et rejette le fluide au réservoir par le conduit 12.

10

20

30

L'unité de commande 24 commande le modulateur 22 et reçoit des informations, telles que la vitesse du véhicule au moyen de détecteurs (non représentés).

De façon connue en soi, à basse vitesse, le modulateur ne dérive que très peu de fluide, ce qui assure une assistance maximale par le vérin 13. Par contre, à grande vitesse, co modulateur dérive un très important débit de fluide et le vérin 13 n'est pratiquement plus alimenté.

Toutefois, grâce à la deuxième distribution, à grande vitesse, un coup de volant important pourra être assisté par étranglement du débit dérivé, et donc remontée de la pression dans la première distribution.

De manière à dériver un maximum de fluide sous pression à vitesse élevée, on peut prévoir d'ajouter au modulateur un dispositif auxiliaire de court-circuit comme représenté Figure 4. Un alésage auxiliaire 200 est, par exemple, prévu dans le corps du modulateur. Dans cet alésage auxiliaire 200, coulisse un piston 210 définissant une chambre avant 220 et une chambre arrière 230. La chambre avant 220 est reliée à l'entrée de fluide 56, tandis que la chambre arrière 230 est reliée à la chambre d'entrée 108 du régulateur. Un ressort 240 disposé dans la chambre arrière 230 équilibre le piston 210. Ce dernier est pourvu d'un poussoir 250 commandant une valve 260 à deux états déterminés. Au repos de ce dispositif, le clapet de la valve 260 est fermé et n'autorise aucune communication entre l'entrée de fluide 56 du modulateur et la réservoir 4. Lorsque la différence des pressions régnant dans les chambres avant et arrière 220,230 est supérieure à un seuil déterminé, c'est à dire à vitesse élevée du véhicule, le clapet de la valve 260 s'ouvre et le fluide à l'orifice d'entrée 56 est directement envoyé au réservoir 4. L'assistance à la direction du véhicule est alors fortement diminuée.

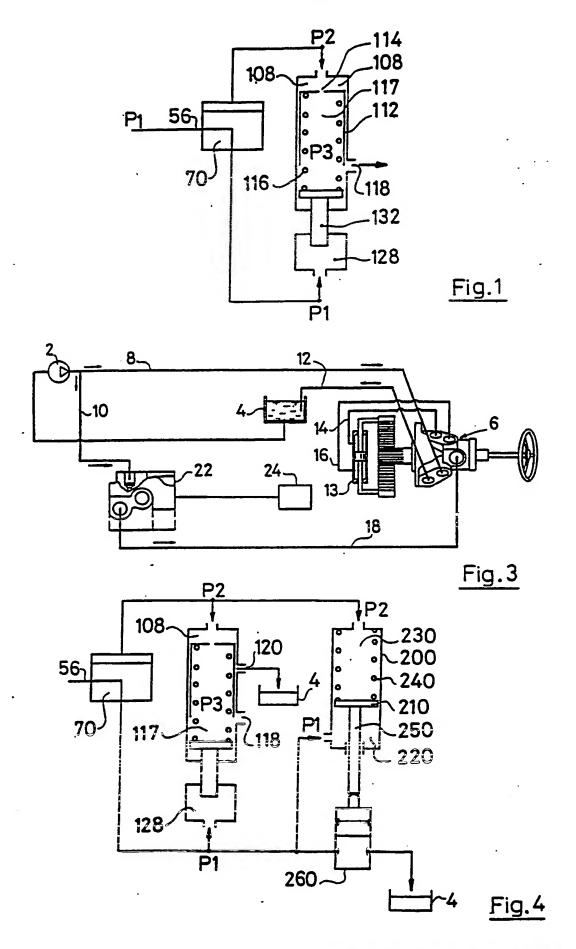
Revendications

1. Modulateur prévu pour dériver un débit déterminé de fluide sous haute pression du circuit d'alimentation d'un moteur hydraulique comprenant entre une entrée de fluide (56) et une sortie de fluide (118,138), une électrovalve de commande et un régulateur de débit, ce dernier étant constitué par un alésage dans lequei un fourreau coulissant (112) percé d'une restriction (114) définit une chambre d'entrée (106) et une chambre de régulation (117) dans la paroi de laquelle est pratiquée la dite sortie de fluide (118), et un ressort (116) disposé dans la dite chambre de régulation (117) qui s'oppose au coulissement du dit fourreau (112) dont la jupe est susceptible d'obturer la dite sortie

de fluide (118), caractérisé en ce que la dite électrovalve est une électrovalve à action progressive dont le clapet (70) est susceptible d'obturer plus ou moins une communication entre la dite entrée de fluide (56) et la dite chambre d'entrée (108) du régulateur, en fonction du signal appliqué à la dite électrovalve, et en ce que le dit ressort (116) s'appuie sur un piston (132) fermant la dite chambre de régulation (117) et derrière lequel est ménagée une chambre de réaction (128) communiquant avec la dite entrée de fluide (56).

- 2. Modulateur suivant la revendication 1, caractérisé en ce qu'un orifice auxiliaire (120) de sortie est ménagé dans le dit alésage en regard de la jupe du dit fourreau (112), de telle manière que cet orifice auxiliaire (120) soit normalement obturé et ouvert en cas si la pression dans la dite chambre d'entrée (108) est égale à celle de la dite chambre de réaction (128).
- 3. Circuit de direction assistée pour véhicule automobile, dont l'assistance est fonction de la vitesse du véhicule, comprenant une source de fluide sous haute pression (2), un dispositif d'assistance (13), un détecteur de la vitesse du véhicule, une unité de commande (24) de la dite assistance, un modulateur prévu pour dériver un débit déterminé de fluide sous haute pression du circuit d'alimentation (8) du dispositif d'assistance (13) caractérisé en ce que le dit modulateur est conforme à l'une des revendications 1 et 2, le dit orifice de sortie (118) étant relié à un réservoir de fluide à basse pression (4), la dite unité de commande (24) délivrant à la dite électrovalve un signal électrique fonction de la vitesse du véhicule.
- 4. Circuit selon la revendication 3, caractérisé en ce que le dit modulateur comporte un alésage auxiliaire (200) dans lequel un piston (210) définit une chambre avant (220) et une chambre arrière (230) auxquelles sont respectivement reliées la dite entrée de fluide (56) et la dite chambre d'entrée (108), le dit piston (210) étant pourvu d'un poussoir (25) permettant d'ouvrir une communication entre la dite entrée de fluide (56) et le dit réservoir basse pression (4) lorsque la différence entre les pressions régnant dans les dites chambres avant et arrière (220,230) dépasse un seuil déterminé par un ressort (240) disposé dans la dite chambre arrière (230).

55



BEST AVAILABLE COPY

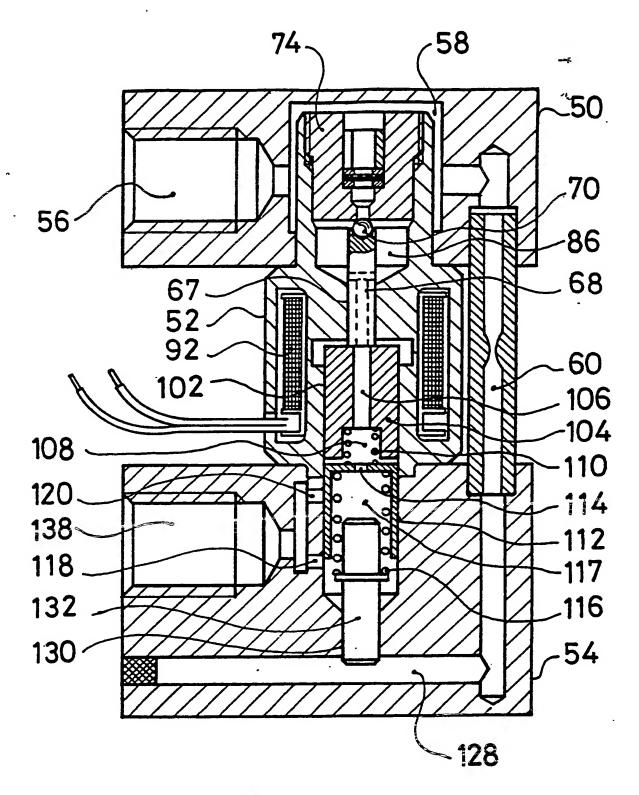


Fig. 2

RAPPORT DE RECHERCHE EUROPEENNE

Numero de la demande

EP 90 40 1149

DO	CUMENTS CONS	IDERES COMME PERTI	NENTS	
atégorie		avec indication, en cas de besein, es pertinentes	Revendication concernée	CLASSEMENT DE LA DEMANDE (Int. Cl.5)
D,A	US-A-4 561 521 * Revendications		1	B 62 D 6/02 G 05 D 7/06
A	FR-A-2 537 936 * Revendications	(MITSUBISHI) ; figures *	1	
				DOMAINES TECHNIQUES RECHERCHES (Int. CL5)
				B 62 D G 05 D
	escat rapport a été établi per			
	HAYE	05-09-1990		OU J.C.
X : wat	CATEGORIE DES DOCUMEN (Icellitement pertinent à let seul icellitement pertinent au combi le document de la même extéger	E : document date de d	s principe & le base de l'id i de brevet antèrieur, mais épès ou après cette date la demande d'autres raisons	rvantioa r publié à la